A HYDROPNEUMATIC ENERGY CONVERTER AT HIGH POWER

The present invention concern the devices converting the sea energy and in particular the hydropneumatic converters, and those at high power.

Are known the devices of this type using waves energy, like those known as "radeaux coherell" or those with flexible membrane, or those known as "canards salter" that present the main inconvenients of being bulky, with mediocre output and according to the device, fragile.

The device according to the present invention allow to overcome these main inconvenients.

In effect, remarking that hydrostatic pressure is expressed by:

 $P = \rho g h$

 ρ = volume mass of liquid

g = gravity acceleration

h = distance of immersion.

The power resulting, for a surface s, is: $F = \rho g s h$.

The invention therefore concern a hydropneumatic converter characterized in that comprises on one side a cylinder filled by gas, vertically disposed, closed at the lower extremity by a piston and at the upper extremity by a means of waterproofness.

Said cylinder is subjected, at the lower extremity, to a hydrostatic pressure acting on said piston to ensure its displacement in pushing the gas, and on the other extremity a receptor is destined to receive the gas pushed by the cylinder, in relation with a means of transformation to release the energy:

The means of transformation is represented by an electric turbine. The converter comprises means to ensure the swinging of the cylinder in horizontal position.

The means of waterproofness is in relation with a windmill providing additional energy to ensure that the piston comes back to the initial position.

A protecting envelope is disposed around the cylinder and the receptor.

RÉPUBLIQUE FRANÇAISE

INSTITUT NATIONAL DE LA PROPRIÉTÉ INDUSTRIELLE

PARIS

(1) N° de publication : (A n'utiliser que pour les commandes de reproduction). 2 476 759

A1

DEMANDE DE BREVET D'INVENTION

n° 80 03793

- - 72 Invention de : Michel Aguilar.
 - 73 Titulairė : Idem 71
 - (4) Mandataire : Michel Aguilar, 4, allée du Portugal, 91300 Massy.

1

La présente invention concerne les dispositifs convertissant l'énergie de la mer et plus particulièrement les convertisseurs hydropneumatique et ce avec un rendement élevé.

Les dispositifs connus de ce genre comme ceux utilisant l'é-5 nergie des vagues, du type "radeaux coherell" ou du type à membrane flexible ou encore les "canards salter", présentent comme principaux inconvénients, soit d'être de construction énorme ou bien encore de rendement médiocre et selon le dis-

- 10 Le dispositif selon l'invention permet de pallier ces principaux inconvénients. En effet en remarquant que la pression hydrostatique s'exprime par : P = p g h, dans laquelle :
 - ρ = masse volumique du liquide,
 - g = accélération de la pesanteur,
- 15 h = distance d'immersion.

positif, fragiles.

La force qui en résulte, pour une surface s, s'écrit :

$F = \rho g s h$

L'invention a donc pour objet un convertisseur d'énergie hydropneumatique caractérisé en ce qu'il comprend d'une part un
20 cylindre rempli de gaz, disposé verticalement, fermé à son
extrémité inférieure par un piston et à son extrémité supérieure par un moyen d'étanchéité. Ledit cylindre étant soumis au moins par son extrémité inférieure à une pression hydrostatique agissant sur le piston pour assurer son dépla-

- 25 cement en comprimant le gaz, et d'autre part un récepteur destiné à recevoir le gas comprimé provenant du cylindre en relation avec un moyen de transformation pour libérer l'énergie: - Le moyen de transformation est représenté par une turbine électrique,
- 30 ~ Le convertisseur comprend des moyens pour assurer le bas culement du cylindre en position horizontale.
 - Le moyen d'étanchéité est une culasse susceptible d'admettre une énergie additionnelle pour assurer le retour du piston à sa position initiale.
- 35 ~ Le moyen d'étanchéité est en relation avec une éolienne fournissant l'énergie additionnelle pour assurer le retour du piston à sa position initiale.
 - ~ Une enveloppe de protection est ménagée autour du cylindre et du récepteur.
- 40 Le dispositif selon l'invention est donc caractérisé par le

fait que la force F est utilisée comme force motrice de la façon suivante :

- on considère un cylindre rempli d'air de hauteur h₁ et de surface S, immergé dans un liquide, un piston ferme son extraction le maintien dans cette
- 5 trémité basse, un système de fixation le maintien dans cette position. La partie haute du cylindre est fermée par un moyen d'étanchêité auquel est relié un dispositif d'accrochage assurant ainsi l'étanchêité entre l'air ou tout autre gaz contenu dans le cylindre et le liquide environnant, représentant
- 10 par analogie avec un moteur à combustion înterne, sa culasse. Celle-cî est relîée à un réservoir qui emmagasine l'énergie, par un conduit. Une valve permet de mettre en communication le cylindre et le réservoir en temps utile.
- Lorsque le piston est libéré, sous l'impulsion de la force F, 15 celui-ci va se déplacer pour venir comprimer l'air contenu dans le cylindre initialement la pression Pa, la valve étant fermée. Quand le piston arrive à sa position la plus haute (sa vitesse est alors nulle) ce dernier est immobilisé par un dispositif analogue au précédent. La pression P régnant dans
- 20 le cylindre est alors égale à : P = R x Pa (R > 1). La valve est alors ouverte pour transvaser une partie de l'énergie recueillie dans le réservoir, puis refermée. La pression est alors telle que P > Pa.
- L'énergie contenue dans le réservoir est ensuite convertie par 25 exemple en énergie électrique à l'aide d'une turbine. Pour repéter cette opération, il faut vidanger le liquide contenu dans le cylindre.
 - Le dispositif selon l'invention est original en ce qu'en hasculant le cylindre autour d'un axe défini comme étant le cen-
- 30 tre de rotation du système cylindre-liquide-piston, pour l'arrêter en position horizontale, on réduit sa hauteur par mapport à la surface libre du liquide soit par exemple H cette hauteur, la pression antagoniste n'étant plus que P=pgH(H < h). L'énergie minimum restante dans le cylindre, permettra au pis-
- Join de regagner sa position. Et le cycle recommence.

 L'invention sera mieux comprise à la lecture de la description qui suit de modes particuliers deréalisation donné à titre d'exemple non limitatif. La description se réfère aux dessins qui l'accompagnent dans lesquels:

- la figure 1 représente une vue schématique du convertisseur montrant la position du cylindre lors du remplissage.
- la figure 2 représente la position du cylindre lors de la vidange.
- 5 ~ la figure 3 îllustre un mode de réalisation équipé d'un moyen additionnel d'énergie.
 - la figure 4 représente une coupe selon AA de la figure 3. Sur la figure 1, on a représente un cylindre 1 rempli d'air et immergé dans un liquide dont on veut récupérer l'énergie
- 10 le cylindre comprend une culasse en partie haute dont l'értanchéité est réalisée par le dispositif 6'qui assure aussi l'accrochage dudit cylindre. Un piston 2 ferme la partie inférieure. Une valve 3 permet de mettre en communication le cylindre et le réservoir d'énergie et ce en temps utile.
- 15 Le dispositif 6 permet d'immobiliser le piston 2 lorsque celui-ci est en position basse. Le mécanisme 8 permet de basculer le cylindre lorsque cela est nécessaire.
 - Sur la figure 2, on voir le cylindre une fois basculé à la position horizontale. Le dispositif 6' analogue à celui-noté
- 20 6 immobilise le pîston avant la vidange du liquide. Une valve 7 permet la mîse à l'air libre au cours du déplacement du piston.
 - Sur la figure 3 on retrouve le mécanisme 11 noté 8 sur la figure 1. Celui-ci peut être décrit comme un système ayant emma-
- 25 gasiné de l'énergie sous forme mécanique (ressort) ou pneumatique (piston-cylindre). Lorsqu'on libère ledit système celuici fourni son énergie au cylindre qui tourne autour de son axe de rotation et vient alors "recharger" le système 12 analogue à celui noté 11. Lorsque le piston retrouve sa position au ni-
- 30 veau 6, le système est alors déséquilibré et dans le bon sens!. Le système 12 une fois libéré rebascule alors le cylindre en position verticale en "rechargeant" alors le système 11. Plusieurs cycles peuvent être envisagés, soit :
- Cycle de remplissage 1.1 : Considérons le piston 2 dans la position indiquée a sur la figure 1. A l'instant t = 0 le dispositif 6 lihère le piston qui sous l'effet de la force F exprimée comme précédemment: $F = \rho$ g S h et à titre d'exemple pour : $\rho = 10^3$ kg/m³ g = 10 m/S² S = 1 m² h = 10 m $F = 10^5$ N Soit 10 tonnes !,

40 se déplacera vers le haut du cylindre. La valve 3 dans un pre-

mier temps isole le cylindre du réservoir 4. Le piston dans sa course ya donc comprimer l'air contenu dans le cylindre. Lorsque le pîston arrivera à la position b, l'air sera à une pression P = k, Pa, k, > 1 (Pa étant la pression atmosphèrique) 5 et à ce moment la valve 3 s'ouvrira pour permettre de transyaser une partie de l'énergie dans le réservoir 4. Le piston de part son înertie ainsi que celle du liquide contenu dans le cylindre et de la force motrice encore disponible, va poursuivre son mouvement. Arrivé à la position c, la valve se re-10 ferme isolant à nouveau le cylindre du réservoir. Le piston finissant sa course en d ou il sera immobilisé par le dispositif 6' analogue à celui noté 6. La pression P de l'air restant dans le cylindre est très élevée : $P = k_2 Pa (k_2 >> k_1)$ ~ Cycle de remplissage 1.2. : Selon le même mouvement du pis~ 15 ton que précédemment sauf que, au lieu d'ouvrir la valve lorsque le pîston arrive en b, on la maintien fermée jusqu'à ce que le pîston atteîgne sa fin de course ou il sera à nouveau immobilisé par un dispositif du type 6'. A ce moment la pression de l'air sera supérieure à k, Pa, soit n Pa (n > k1). On 20 ouvre alors la valve pour transvaser une partie de l'énergie reçue dans le réservoir. Il s'agit maintenant de vidanger le cylindre du liquide qui

l'a rempli. Consedeons la figure 2 :

- Pour yidanger le liquide en fournissant un minimum d'éner-25 gue, il convient de basculer le cylindre 1 en actionnant le système 8 (figure 1) autour d'un axe I afin que la force antagoniste générée par la pression hydrostatique extérieure :

 $F_{ant} = \rho g S x H (H < h)$ Le mécanisme 8 qui permet de basculer le cylindre est conçu 30 pour ne pas dépenser de l'énergie. Le cylindre lors du basculement est fermé en sa position haute par sa culasse. Le cylindre étant en position horizontale, l'énergie minimum emmagasinée dans celui-ci permettra au piston de regagner sa position initiale (notée a figure 1) où il sera à nouveau 35 îmmobîlîsé par le système 6. Une valve permet la mise à l'air libre pour renouveler le cylindre en air. A ce moment le mécanisme 8 rebascule le cylindre pour venir le replacer à nouyeau dans sa position verticale. Et le cycle recommence. Sur la figure 3 on a une coque 5 qui permet au cylindre d'évo-40 luer dans l'aîr au lieu du liquide où les forces de trainée

5

sont très grandes. Un dispositif 6 permet alors d'immobiliser le piston ainsi que son isolement entre l'air dans la coque et le liquide extérieur, lors du basculement du cylindre. Le dispositif 6 est conqu aussi pour adapter les vitesses d'é-

- 5 jection du liquide (convergent divergent). La valve 8 permet la mise à l'air libre du cylinde au moment voulu.

 Un dispositif 7 est adapté au cycle 1.1. de remplissage où la pression en fin de course du piston est très grande, pour injecter du carburant qui permet par combustion d'élever la
- 10 pression qui amènera le piston dans sa position initiale après vidange. Celà peut être intéressant pour un même rendement de récupérer plus d'énergie dans le réservoir 4.

 La coupe AA sur la figure 4, représente une vue de dessus qui indique la symétrie de révolution autour de l'axe BB' et par-
- 15 tant, que plusieurs cylindres peuvent être positionnés. Selon l'énergie à fournir, tout où partie des cylindres peuvent être actionnés.

Le dispositif 9 permet de récupérer l'énergie éolienne suffirement pour que le piston à la vidange regagne sa position îni-

- 20 tiale. Il permeten outre d'augmenter le rendement de l'installation.
 - Le rendement du convertisseur étant fonction de h_1 , h (d=h- h_1) essentiellement on peut selon les dimensions données à l'installation obtenir un rendement pratique entre 0,5 et 0,7.
- 25 Il est à noter que le rendement pour une longueur h₁ du cylindre, donnée, augmente proportionnement à d.

30

35

REVENDICATIONS ·

- 1.- Convertisseur d'énergie hydropneumatique, caractérisé en ce qu'il comprend d'une part un cylindre rempli de gaz disposé verticalement, fermé à son extrémité inférieure par un pis-
- 5 ton et à son extrémité supérieure par un moyen d'étanchéité, ledit cylindre étant soumis au moins par son extrémité inférieure à une pression hydrostatique agissant sur le piston pour assurer son déplacement en comprimant le gaz et d'autre part un récepteur destiné à recevoir le gaz comprimé provenant du cyr
- 10 lindre en relation avec un moyen de transformation pour libér rer l'énergie.
 - 2. Convertisseur selon la revendication 1, caractérisé en ce que le moyen de transformation est représenté par une turbine électrique.
- 15 3. Convertisseur selon la revendication 1 ou 2 caractérisé en ce qu'il comprend des moyens pour assurer le hasculement du cylindre en position horizontale.
 - 4.- Convertisseur selon la revendication 3, caractérisé en ce que le moyen d'étanchéité est une culasse susceptible d'ad-
- 20 mettre une énergie additionnelle pour assurer le retour en position înîtiale du piston.
 - 5.- Convertisseur selon la revendication 3, caractérisé en ce que le moyen d'étanchéité est en relation avec une éolienne fournissant l'énergie additionnelle pour assurer le retour
- 25 en position initiale du piston.
 - 6.- Convertisseur selon l'une quelconque des revendications caractérisé en ce qu'une enveloppe de protection est ménagée autour du cylindre et du récepteur.

3a .

35





